# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN



(11)Publication number:

2000-074066

(43) Date of publication of application: 07.03.2000

(51)Int.CI.

F16C 32/06 B24B 41/04 B24B 47/12 F16C 17/04 F16C 33/10

(21)Application number: 10-239806

(71)Applicant: DISCO ABRASIVE SYST LTD

(22)Date of filing:

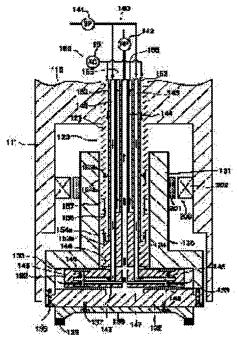
26.08.1998

(72)Inventor: WATANABE HIROYUKI

## (54) ROTOR SUPPORTING DEVICE

## (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To insure supporting rigidity without increasing the rotational load to a rotational member by supplying liquid into a thrust bearing space. and supplying compressed air into a bearing space. SOLUTION: Water is supplied to a thrust bearing space 133 by a liquid supply means 140, water films are formed on the upper face, the lower face, and the like of a flange 122 for thrust bearing to form a liquid static pressure bearing. Meanwhile, compressed air is supplied between the outer circumferential face of a shaft part 121 and the inner circumferential face of a main body 131 forming the bearing space 134 of a rotational member 130, the air layer of compressed air is formed between the outer circumferential face of the shaft part 121 and the inner circumferential face of the main body 131 to form an air static pressure bearing. By this constitution, since the thrust bearing flange 122 is borne with the liquid static pressure bearing, supporting rigidity can be insured. In the shaft part 121, the rotational member 130



is borne with the air static pressure bearing to reduce the rotational load of the rotational member 130.

### **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

06.05.2005

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]
[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]
[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office



## (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2000-74066 (P2000-74066A)

(43)公開日 平成12年3月7日(2000.3.7)

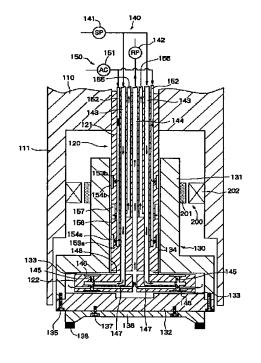
(51) Int.Cl. <sup>7</sup>	設別記号	FI	テーマコード( <del>参考</del> )
F16C 32/0	6	F 1 6 C 32/06	Z 3C034
B 2 4 B 41/0	4	B 2 4 B 41/04	3 J O 1 1
47/1	2	47/12	3 J 1 0 2
F16C 17/0	4	F16C 17/04	Z
33/1	0	33/10	Z
		審査請求 未請求 請求項の	数2 OL (全 6 頁)
(21)出願番号	<b>特願平10-239806</b>	(71)出願人 000134051	
		株式会社ディスコ	
(22) 出願日	平成10年8月26日(1998.8.26)	東京都大田区東糀谷2丁目14番3号	
		(72)発明者 渡辺 裕之	
		東京都大田区東糀	谷2丁目14番3号 株式
		会社デイスコ内	
		(74)代理人 100075177	
		弁理士 小野 尚	純
		Fターム(参考) 30034 AA08 B	B03 BB04 BB07 BB09
		. BB52 D	D <b>20</b>
		3J011 AA04 A	A12 AA20 BA05 CA01
		3J102 AA02 B	A04 BA17 BA18 CA05
		CA09 E	A02 EA03 EA06 EA09
		GA07	

## (54) 【発明の名称】 回転体支持装置

## (57)【要約】

【課題】 回転部材の回転負荷を増大するととなく、支持剛性を確保することができ、かつ長期に渡ってシール機能を維持することができる回転体支持装置を提供する。

【解決手段】 スラスト軸受け空間と軸受空間を有する 回転部材と、軸受空間と嵌合する軸部と該軸部の一端に 設けられスラスト軸受け空間に収容されるスラスト軸受 け用フランジを有する固定主軸とを具備する回転体支持 装置であって、上記スラスト軸受け空間には液体が供給 され、上記軸受空間には圧縮空気が供給される。



2

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 一端が閉塞して形成されたスラスト軸受け空間と該スラスト軸受け空間と一端が連続して形成され他端が開放された軸受空間を有する回転部材と、該軸受空間と嵌合する軸部と該軸部の一端に設けられ該スラスト軸受け空間に収容されるスラスト軸受け用フランジを有する固定主軸とを具備する回転体支持装置において、

該スラスト軸受け空間に液体を供給する液体供給手段 と、

該軸受空間に圧縮空気を供給する圧縮空気供給手段と、 を備えたことを特徴とする回転体支持装置。

【請求項2】 該液体供給手段は、該固定主軸に形成され該スラスト軸受け空間に開口する液体供給通路および液体戻り通路と、該液体供給通路に液体を供給する液体供給源とを具備し、該圧縮空気供給手段は、該固定主軸に形成され該軸受け空間に開口する空気通路と、該空気通路に圧縮空気を供給する圧縮空気供給源とを具備している、請求項1記載の回転体支持装置。

### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、例えば表面研削装置の研削砥石を装着する回転部材等を回転可能に支持する回転体支持装置に関する。

#### [0002]

【従来の技術】当業者には周知の如く、半導体デバイス製造工程においては、略円板形状である半導体ウェーハを所定の厚さに形成するために、半導体ウェーハの表面を研削している。このような半導体ウェーハの表面を研削する表面研削装置は、研削砥石を装着する回転部材の回転負荷を低減するために、流体静圧軸受を用いて回転部材を軸支する回転体支持方式が用いられている。流体静圧軸受による回転体支持装置としては、圧縮空気を用いた所謂エアースピンドルが一般に使用されている。圧縮空気は漏れても他の装置に影響がないので取扱が容易であるが、回転部材の支持剛性が不十分であるという問題がある。

【0003】上記問題を解決するのもとして液体を用いた流体静圧軸受による回転体支持装置が特開昭63-216673号公報に記載されている。この公報に開示された回転体支持装置は、一端が閉塞して形成されたスラスト軸受け空間と該スラスト軸受け空間と一端が連続して形成され他端が開放された軸受空間を有する回転部材と、上記軸受空間と嵌合する軸部と該軸部の一端に設けられ該スラスト軸受け空間に収容されるスラスト軸受け用フランジとを有する固定主軸とを具備している。そして、固定主軸には、上記スラスト軸受け空間および上記軸受空間に各々開口する液体供給通路と液体戻り通路が形成されており、液体供給通路を通して上記軸受空間およびより、液体供給通路を通して上記軸受空間およびスラスト軸受け空間に液体を供給しつつ液体原り通

路を通して液体を回収することにより流体静圧軸受を形成している。このように、液体を用いて流体静圧軸受を 形成する回転体支持装置においては、回転部材の支持剛 性を確保することはできる。

[0004]

(2)

【発明が解決しようとする課題】而して、特開昭63~216673号公報に開示された回転体支持装置は、液体静圧軸受を形成しているので、圧縮空気を用いた所謂エアースピンドルに比して粘性抵抗が高く、回転部材の回転負荷が大きくなり、駆動ロスが発生するという問題がある。また、液体が漏れると他の装置に影響を及ぼすために確実にシールする必要があり、上記回転部材の開放端部内周面と固定主軸の軸部外周面との間に合成ゴムからなる円環状のシール部材が配設されているが、このシール部材が回転部材に摺接するために摩擦が生じ、これが回転部材の回転負荷の増大となり大幅な駆動ロスを発生させる原因となっている。

【0005】本発明は上記事実に鑑みてなされたものであり、その主たる技術課題は、回転部材の回転負荷を増 20 大することなく、支持剛性を確保することができる回転 体支持装置を提供することにある。

[0006]

【課題を解決するための手段】上記主たる技術課題を解決するため、本発明によれば、一端が閉塞して形成されたスラスト軸受け空間と該スラスト軸受け空間と一端が連続して形成され他端が開放された軸受空間を有する回転部材と、該軸受空間と嵌合する軸部と該軸部の一端に設けられ該スラスト軸受け空間に収容されるスラスト軸受け用フランジを有する固定主軸とを具備する回転体支持装置において、該スラスト軸受け空間に液体を供給する液体供給手段と、該軸受空間に圧縮空気を供給する圧縮空気供給手段と、を備えたことを特徴とする回転体支持装置が提供される。

【0007】上記液体供給手段は、上記固定主軸に形成され上記スラスト軸受け空間に開口する液体供給通路および液体戻り通路と、該液体供給通路に液体を供給する液体供給源とを具備し、上記圧縮空気供給手段は、上記固定主軸に形成され上記軸受け空間に開口する空気通路と、該空気通路に圧縮空気を供給する圧縮空気供給源とを具備している。

[0008]

【発明の実施の形態】以下、本発明に従って構成された 回転体支持装置の実施形態について、添付図面を参照し て詳細に説明する。

5れ該スラスト軸受け空間に収容されるスラスト軸受け 【0009】図1には本発明に従って構成された回転体 用フランジとを有する固定主軸とを具備している。そし て、固定主軸には、上記スラスト軸受け空間および上記 軸受空間に各々開口する液体供給通路と液体戻り通路が 形成されており、液体供給通路を通して上記軸受空間お よびスラスト軸受け空間に液体を供給しつつ液体戻り通 50 た表面研削装置は、支持基台2を具備している。との支 持基台2には、支持テーブル4が水平面内で回転可能に 配設されている。支持テーブル4は、比較的大径の円盤 状に形成されており、図示しない駆動機構によって矢印 4 a で示す方向に適宜回転せしめられる。この支持テー ブル4上には、図示の実施形態の場合180度の位相角 をもって2個の被加工物保持チャック6が水平面内で回 転可能に配置されている。この被加工物保持チャック6 は、例えば特開昭61~182838号公報に記載され ているような、吸気作用によって被加工物をチャックの 上面に吸着固定する吸着固定チャックが用いられる。 支 10 持テーブル4上に配置された2個の被加工物保持チャッ ク6は、支持テーブル4が矢印4 a で示す方向に回転せ しめられることにより、作業域Aと研削域Bに交互に位 置付けられる。作業域Aは半導体ウエーハ等の被加工物 8の取り出しおよび装着域であり、この作業域Aにおい て表面が研削された被加工物8が図示しない適宜の取り 出し手段によって被加工物保持チャック6から取り出さ れ、そして表面を研削すべき新たな被加工物8が図示し ない適宜の装着手段によって被加工物保持チャック6上 に載置される。上記研削域Bには、研削砥石組み立て体 20 10が配設されており、この研削砥石組み立て体10の 後述する研削砥石によって被加工物保持チャック6上に 保持されている被加工物8が研削される。なお、このと き被加工物保持チャック6は、図示しない駆動機構によ って矢印6 a で示す方向に回転せしめられる。

【0010】次に、研削砥石組み立て体10について図 2をも参照して説明する。研削砥石組み立て体10は、 支持基台2の研削域 B側の端部から立設された静止支持 板22に上下方向に移動可能に装着されている。静止支 持板22の上記支持テーブル4側の面には上下方向に延 びる案内レール221、221が設けられており、この 案内レール221、221に鉛直動ブロック24が上下 方向に移動可能に装着されている。この鉛直動ブロック 24に研削砥石組み立て体10が適宜の固定手段によっ て取り付けられる。なお、鉛直動ブロック24は、例え ぱパルスモータ26を駆動源とする図示しないスクリュ 一式駆動機構によって上下方向に移動せしめられる。

【0011】図示の実施形態における研削砥石組み立て 体10は、上記鉛直動ブロック24に適宜の固着手段に よって取り付けられたスピンドルホルダー110を含ん でいる。とのスピンドルホルダー110には、その下面 から円筒状に突出して形成されたホルダーカバー111 が設けられている。図示の実施形態における研削砥石組 み立て体10は、ホルダーカバー111の中心部を貫通 して配設された固定主軸120と、該固定主軸120に その外周を基準として回転自在に支持された回転体とし ての回転部材130を具備している。固定主軸120 は、軸部121と該軸部121の一端(図2において下 端) に設けられた円盤状のスラスト軸受け用フランジ1

て上端)が上記スピンドルホルダー110に適宜の固着 手段によって固定されている。

【0012】上記回転部材130は、図示の実施形態に おいては筒状の本体131と該本体131の一端(図2 において下端)に取り付けられた砥石支持部材132と からなっている。本体131には、一端部(図2におい て下端部) に上記スラスト軸受け用フランジ122を収 容するスラスト軸受け空間133が設けられているとと もに、該スラスト軸受け空間133と連続して形成され 他端(図2において上端)が開放された軸受空間134 が設けられている。このように構成された本体131 は、軸受空間134に上記固定主軸120の軸部121 を嵌合するとともに、スラスト軸受け空間133に上記 スラスト軸受け用フランジ122を収容する。そして、 本体131の一端(図2において下端)に砥石支持部材 132を複数個の固定ボルト135によって取り付ける ことにより、上記スラスト軸受け空間133の下端が閉 塞される。なお、砥石支持部材132の下面には砥石基 台136が数個の固定ボルト137によって取り付けら れており、この砥石基台136の下面に円環状に研削砥 石138が装着されている。このように構成された回転 部材130は、図示の実施形態においては永久磁石式電 動機200によって回転駆動されるように構成されてい る。永久磁石式電動機200は、本体131の外周面に 装着された永久磁石201と、該永久磁石201を包囲 して配設され上記スピンドルホルダー110のホルダー カバー111の内周面に装着されたステータ202とか らなっており、ステータ202に給電することにより、 回転部材130を回転駆動する。なお、図示の実施形態 においては、回転部材130の駆動手段として永久磁石 式電動機を組み込んだ例を示したが、他の駆動手段を用 いてもよいととは言うまでもない。

【0013】以上のように構成された回転部材130 は、上記固定主軸120に液体静圧軸受および空気静圧 軸受される。次に、流体静圧軸受を形成するための液体 を供給する液体供給手段140について説明する。液体 供給手段140は、液体供給源である供給ポンプ141 と回収ポンプ142および上記固定主軸120に形成さ れた液体通路を含んでいる。上記固定主軸120を構成 する軸部121およびスラスト軸受け用フランジ122 には、複数の液体供給通路143と一つの液体戻り通路 144が形成されている。この液体供給通路143は、 軸部121に軸方向に形成されているとともにスラスト 軸受け用フランジ122に径方向に形成されている。ス ラスト軸受け用フランジ122には、液体供給通路14 3に連通しフランジ122の上面および下面に開口する 複数の絞り通路145が形成されているとともに、フラ ンジ122の上面および下面に絞り通路145の開口部 を通る環状のポケット146および146が形成されて 22とからなっており、軸部121の他端(図2におい 50 いる。上記液体戻り通路144は軸部121およびスラ

スト軸受け用フランジ122の軸芯を貫通して形成され ている。スラスト軸受け用フランジ122には、液体戻 り通路144に連通しフランジ122の外周面に開口す る複数の戻り支通路147が形成されている。また、軸 部121の下端部には、液体戻り通路144と連通し軸 部121の外周面に開口する戻り支通路148が形成さ れている。上記液体供給通路143は適宜の配管を介し て供給ポンプ141に接続され、上記液体戻り通路14 4は適宜の配管を介して回収ポンプ142に接続されて いる。供給ポンプ141は、図示の実施形態においては 10 吐出圧力が100万~150万パスカル(約10~15 気圧)程度のものが用いられる。なお、図示の実施形態 においては液体戻り通路144が回収ポンプ142に接 続されている例を示したが、回収ポンプ142は必ずし も必要ではなく、液体戻り通路144を直接図示しない 液体タンクに接続してもよい。

【0014】次に、空気静圧軸受を形成するための圧縮 空気を供給する圧縮空気供給手段150について説明す る。圧縮空気供給手段150は、圧縮空気供給源として のエアコンプレッサー151および上記固定主軸120 に形成された空気通路を含んでいる。空気通路は、固定 主軸120に軸方向に形成された複数の空気供給路15 2と、該空気供給路152と連通して形成され外周面に 開口する空気噴出通路153aおよび153bと、該空 気噴出通路153aおよび153bが開口された軸部1 21の外周面に形成された環状のポケット154aおよ び154bとを含んでおり、空気供給路152が適宜の 配管を介してエアコンプレッサー151に接続されてい る。上記空気噴出通路153aおよびポケット154a と空気噴出通路153bおよびポケット154bは軸方 向(図2において上下方向)に所定の間隔を置いて形成 されている。図示の実施形態においては、固定主軸12 0の軸部121に設けられた空気戻り通路155と、該 空気戻り通路155と連通して形成され外周面に開口す る戻り支路156と、該戻り支路156が開口された軸 部121の外周面に形成された環状のポケット157を 備えている。この戻り支路156の開口部およびポケッ ト157は、上記空気噴出通路153aおよびポケット 154aと空気噴出通路153bおよびポケット154 bとの間に設けられている。なお、エアコンプレッサー 40 151は、図示の実施形態においては吐出圧力が50万 ~60万パスカル(約5~6気圧)程度のものが用いら れる。

【0015】以上のように構成された液体供給手段14 は20 および圧縮空気供給手段150によって形成される液体静圧軸受および空気静圧軸受の作用について説明す 【0 る。液体供給手段140は、図示の実施形態においては 【系液体として水を用いる。供給ポンプ141から吐出した 水は、液体供給通路143からスラスト軸受け用フラン 徴きジ122に形成された絞り通路145を通して環状のボ 50 る。

ケット146に送られ、スラスト軸受け用フランジ122の上面および下面と回転部材130のスラスト軸受け空間133を形成する本体131の下面および砥石支持部材132の上面との間に流出する。この結果、スラスト軸受け用フランジ122の上面および下面と本体131の下面および砥石支持部材132の上面との間に数μ程度の水膜が形成される。このようにして、スラスト軸受けの戻り支通路147および軸部121に形成された下側の戻り支通路147および軸部121に形成された下側の戻り支通路148を通して液体戻り通路144に戻されて回収ポンプ142を介して図示しない液体タンクによって回収される。このように、スラスト軸受け用フランジ122部は液体静圧軸受されるので、支持剛性を確保することができる。

【0016】一方、エアコンプレッサー151から吐出 された圧縮空気は空気供給路152から空気噴出通路1 53aおよび153bを通して環状のポケット154a および1546に噴出され、軸部121の外周面と回転 部材130の軸受空間134を形成する本体131の内 周面との間に流出する。この結果、軸部121の外周面 と本体131の内周面との間には圧縮空気による空気層 が形成される。従って、軸部121においては回転部材 130を空気静圧軸受するととになる。空気は液体に比 して粘性抵抗が低いので、回転部材130の回転負荷が 小さく、駆動ロスを低減することができる。また、上記 のようにして軸部121の外周面と本体131の内周面 との間に空気層を形成した空気は、戻り支路156を通 して空気戻り通路155に戻されて外部に放出されると ともに、その一部が回転部材130の本体131の開口 端(図2において上端)から外部に放出される。なお、 空気は外部に漏れても他の装置に影響がないのでエアー シールとして機能し、合成ゴム等からなるシール部材を 装着する必要がないため、回転部材130がシール部材 と摺接することによる回転負荷の増大はない。また、合 成ゴム等からなるシール部材を用いないため、経時劣化 することもなく、従って、シール機能を長期に渡って維 持することができる。なお、図示の実施形態において は、軸部121に空気戻り通路155を設けた例を示し たが、この空気戻り通路155を設けずに戻り支路15 6を上記液体戻り通路144に連通する構成にしてもよ

【0017】以上、本発明に従って構成された回転体支持装置を表面研削装置に適用した例を示したが、本発明はこれに限定されるものではなく、流体静圧軸受を用いる回転体支持装置に広く応用することが可能である。 【0018】

【発明の効果】本発明による回転体支持装置は以上のように構成され、液体静圧軸受の特徴と空気静圧軸受の特徴を巧みに組み合わせているので、次の作用効果を奏する。

【0019】即ち、本発明によれば、固定主軸のスラス ト軸受け用フランジ部は液体静圧軸受されるので、支持 剛性を確保することができる。また、固定主軸の軸部は 空気静圧軸受されるので、空気は液体に比して粘性抵抗 が低いため、回転部材の回転負荷が小さく、駆動ロスを 低減することができる。更に、空気は外部に漏れても他 の装置に影響がないので合成ゴム等からなるシール部材 を装着する必要がないため、回転部材がシール部材と摺 接することによる回転負荷の増大はない。また、合成ゴ ム等からなるシール部材を用いないため、経時劣化する 10 141:供給ポンプ とともなく、従って、シール機能を長期に渡って維持す ることができる。

## 【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に従って構成された回転体支持装置を装 備した表面研削装置の斜視図。

【図2】本発明に従って構成された回転体支持装置を装 備した研削砥石組み立て体の要部断面図。

#### 【符号の説明】

2:支持基台

4:支持テーブル

6:被加工物保持チャック

8:被加工物

10:削砥石組み立て体

22:静止支持板

24:鉛直動ブロック

26:パルスモータ

110:スピンドルホルダー

111:ホルダーカバー

120:固定主軸

121:固定主軸の軸部

122:固定主軸のスラスト軸受け用フランジ

130:回転部材

131:回転部材の本体

132:砥石支持部材

133:スラスト軸受け空間

134:軸受空間

135:固定ボルト

136:研削砥石

140:液体供給手段

142:回収ポンプ

143:液体供給通路

144:液体戻り通路

145:絞り通路

146:環状のボケット

147: 戻り支通路

148: 戻り支通路

150: 圧縮空気供給手段

151:エアコンプレッサー

20 152:空気供給路

153a:空気噴出通路

153b:空気噴出通路

154a:環状のポケット

154b:環状のボケット

155:空気戻り通路

156: 戻り支通路

157:環状のボケット 200:永久磁石式電動機

221:案内レール

30

